



①9 BUNDESREPUBLIK  
DEUTSCHLAND



DEUTSCHES  
PATENTAMT

⑫ Offenlegungsschrift  
⑩ DE 196 20 344 A 1

⑤ Int. Cl.<sup>5</sup>:  
**F 16 D 65/16**  
F 16 D 65/24  
B 60 T 7/02  
B 60 T 13/12  
B 60 T 13/74

⑳ Aktenzeichen: 196 20 344.9  
㉑ Anmeldetag: 21. 5. 96  
㉒ Offenlegungstag: 14. 8. 97

DE 196 20 344 A 1

⑥ Innere Priorität:

196 04 669.6 09.02.96

⑦ Anmelder:

ITT Automotive Europe GmbH, 60488 Frankfurt, DE

⑦ Erfinder:

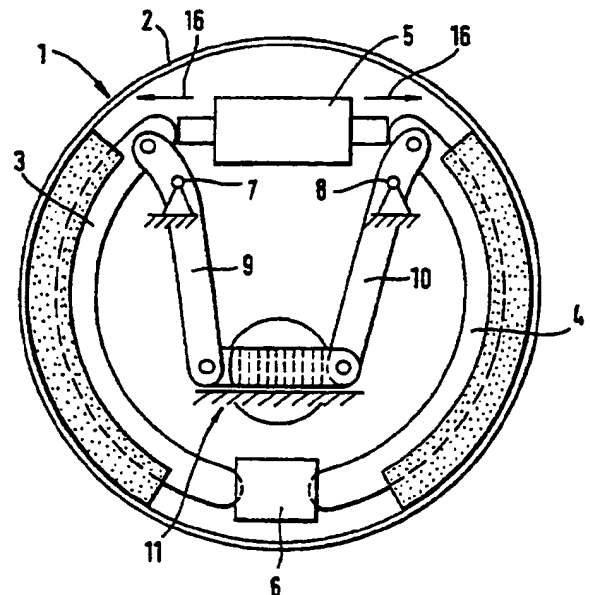
Halasy-Wimmer, Georg, 65760 Eschborn, DE; Balz, Jürgen, 65510 Hünstetten, DE; Schmitt, Stefan, 65343 Eltville, DE; Neumann, Ulrich, 64380 Roßdorf, DE; Feigel, Hans-Jörg, Dr., 61191 Rosbach, DE; Schiel, Lothar, 65719 Hofheim, DE; Klein, Andreas, 61350 Bad Homburg, DE

⑤ Für die Beurteilung der Patentfähigkeit  
in Betracht zu ziehende Druckschriften:

DE 35 18 715 C2  
DE 195 02 927 A1  
DE 42 10 828 A1  
DE 42 05 590 A1  
DE-OS 20 05 726  
GB 22 07 718 A  
EP 01 40 671 A2

⑤ Kombinierte Betriebs- und Feststellbremsanlage

⑤ Die Erfindung betrifft eine kombinierte Betriebs- und Feststellbremsanlage, insbesondere für Kraftfahrzeuge, mit einer hydraulisch zuspannbaren, kombinierten Betriebs- und Feststellbremse (30), die über eine mechanische Verriegelungsvorrichtung (46, 47) verfügt. Die mechanische Verriegelungsvorrichtung (46, 47) ist elektrisch betätigbar und erfüllt damit in einfacher Weise die Feststellfunktion der hydraulisch zugespannten, kombinierten Betriebs- und Feststellbremse (30).



DE 196 20 344 A 1

## Beschreibung

Die Erfindung betrifft eine hydraulisch zuspannende, kombinierte Betriebs- und Feststellbremsanlage, insbesondere für Kraftfahrzeuge, gemäß dem Oberbegriff des Patentanspruchs 1.

Eine derartige kombinierte Betriebs- und Feststellbremsanlage ist aus der deutschen Patentanmeldung DE 195 02 927.5 bekannt.

Bei dieser Bremse erfolgt die Zuspannung der Bremse in beiden Betriebsarten (Betriebsmodus und Feststellmodus) hydraulisch, wobei bei Feststellbremsung die Bremse mit einem Druckstoß, der oberhalb des Betriebsdruckes liegt, verriegelt wird. Auch für den Lösevorgang der Feststellbremse ist ein Druckstoß, der von einer Fremdenergiequelle aufgebracht wird, erforderlich. Diese Druckstöße oberhalb des Betriebsbremsdruckbereiches führen zu einer Beeinträchtigung der Lüftfunktion des Bremskolbendichtringes. Durch den hohen Druck wird die Bremszange so weit gedehnt, daß zwischen Dichtring und Bremskolben beim Zuspanssen eine relative Bewegung stattfindet. Bedingt durch diesen Schlupf kann der Dichtring den Bremskolben im entlasteten und entriegelten Zustand der Bremse nicht in die ursprüngliche Position zurückschieben. Es entstehen dabei nachteilige Restmomente. Ein weiterer Nachteil der Verriegelung und des LöSENS der Feststellbremse mittels Druckstößen deutlich oberhalb des Betriebsbremsdruckbereiches liegt in der zusätzlichen Schädigung der Bremse durch diese Druckstöße. Die zusätzliche Schädigung ist umso größer, je flacher die Neigung der Wöhler-Linie ist. Dies führt dazu, daß die Auslegungsdauer nicht mit der geforderten Sicherheit erreicht wird oder aber die Bremse deutlich verstärkt werden muß (Gewichtszunahme).

Es sind auch kombinierte Betriebs- und Feststellbremsen bekannt, bei denen für Betriebsbremsungen eine hydraulische Betätigungsvorrichtung und als Feststellbremse mechanisch betätigte Feststellvorrichtungen vorgesehen sind. Diese Anordnungen haben aber den Nachteil, daß neben der hydraulischen Zuleitung für jede Bremse noch ein zusätzliches Bremsseil vorgesehen werden muß. Hier ergibt sich ein erhöhter Material- und Fertigungsaufwand. Darüber hinaus kann das Bremsseil erst nach dem Einbau der Bremse am Fahrzeug montiert werden. Diese Montage liegt üblicherweise nicht im Bereich eines besonders sachkundigen Bremsenherstellers, sondern wird im allgemeinen vom Automobilhersteller durchgeführt. Der Automobilhersteller hat hier neben dem Nachteil eines erhöhten Montageaufwandes zusätzlich das Risiko einer Fehlmontage zu tragen.

Weiterhin ist aus der deutschen Offenlegungsschrift DE 42 05 590 A1 eine Bremsanlage bekannt, bei der eine Betriebsbremsung hydraulisch erfolgt und eine Feststellbremsung durch eine elektromotorische Stelleinheit unterstützt wird. Eine solche elektromotorische Stelleinheit, die unmittelbar auf die Stellung des Bremspedales einwirkt, entlastet zwar den Fahrer hinsichtlich des bei einer Feststellbremsung aufzubringenden Kraftaufwandes, ist jedoch mit einem zusätzlichen baulichen Aufwand verbunden. Daraus resultiert auch ein zusätzlicher kostenspezifischer Aufwand.

Es ist daher Aufgabe der Erfindung, eine kombinierte Betriebs- und Feststellbremsanlage, ausgehend von einer Bremsanlage gemäß dem Oberbegriff des Patentanspruchs 1, dahingehend zu verbessern, daß die Feststellbremsfunktion einfach und kostengünstig realisiert

wird, unter Einhaltung der gesetzlichen Forderungen.

Diese Aufgabe wird erfindungsgemäß dadurch gelöst, daß die hydraulisch zugespannte Radbremse durch eine Verriegelungsvorrichtung, die elektrisch betätigbar ist, entgegen der Zuspannrichtung der Bremse verriegelbar ist. Gemäß einer vorteilhaften Ausführung der Erfindung wird die mechanische Verriegelungsvorrichtung, die elektrisch deaktivierbar ist, durch Druckaufbau in der kombinierten Betriebs- und Feststellbremsanlage ausgelöst und damit die Radbremse in ihrer zugespannten Position arretiert. Für eine solche Ausführungsform der Betriebs- und Feststellbremsanlage läßt sich die elektrische Deaktivierung der mechanischen Verriegelungsvorrichtung im Falle einer Betriebsbremsung über die Stellung des Bremslichtschalters steuern. Eine Deaktivierung der Verriegelung bei Betriebsbremsung wird vorteilhafterweise für einen Zeitraum t nach der Betätigung der Betriebsbremse noch aufrechterhalten um sicherzustellen, daß die Radbremsen vollständig gelöst sind.

In einer vorteilhaft einfachen Ausführungsform der Erfindung ist die Verriegelungsvorrichtung als einseitig wirksame mechanische Sperreinrichtung ausgebildet, die in Zuspannrichtung der Radbremse eine Bewegung zuläßt und in Gegenrichtung verhindert.

Eine solche Sperreinrichtung kann formschlüssig ausgeführt sein, in Form einer Schiene mit Sägezahnrastrung und einer zugehörigen Sperrklinke oder reibschlüssig in Form von zwei zueinander parallel beweglichen Schienen mit keilförmigem Zwischenraum mit einem Sperrkörper in diesem keilförmigen Zwischenraum, der bei Bewegung der Schienen in Sperrrichtung eine Klemmung erzeugt.

Um der gesetzlichen Forderung nach einem zweiten Betätigungsweg für die Feststellbremse nachzukommen, erfolgt die hydraulische Betätigung der Feststellbremse entweder durch Muskelkraft des Fahrers über einen vom Betriebssystem losgelösten eigenständigen, hand- oder fußbetätigbaren Bremsdruckgeber (z. B. zweites Bremspedal, Hebel) oder durch einen Fremdenergiebetätigungsmechanismus. Dabei ist für beide Betätigungsarten erforderlich, daß die Feststellbremse vom Fahrer auslösbar und dosierbar ist.

Die Betätigung der Feststellbremse mittels Fremdenergie kann gemäß den Unteransprüchen 9 bis 12 unterschiedlich erfolgen und greift zweckmäßigerweise auf bereits im Bremssystem vorhandene elektrisch steuerbare Energiequellen zurück (z. B. Booster, Hydraulikpumpe, Plungerantrieb, Speicher mit elektrischen Ventilen). Vorteilhafterweise wirkt dabei die Fremdenergiequelle auf zwei voneinander getrennte hydraulische Bremskreise, um bei Ausfall eines Bremskreises eine Notfeststellbremsung zu ermöglichen. Sollte sowohl der Betriebsbremsdruckgeber als auch die Fremdenergiequelle über einen Bremskreis auf die Radbremsen mit Verriegelungsvorrichtung wirken, so können bei Ausfall dieses Bremskreises die ABS-/ASR-Ventile des anderen Bremskreises für eine Notfeststellfunktion zur Einsperrung der Bremsflüssigkeitsmenge genutzt werden.

Die Dosierung der Feststellbremskraft im Falle einer Fremdenergiebetätigung kann vorteilhaft über die Betätigungsdauer eines elektrischen Schalters erfolgen. Andererseits ist auch eine Dosierung über die direkte digitale oder analoge Eingabe der gewünschten Bremsdruckintensität möglich.

In einer weiteren vorteilhaften Ausführungsform besitzt die mechanische Verriegelungsvorrichtung einen

Nothebel, über den mit Bordmitteln die Verriegelungsvorrichtung deaktivierbar ist. Ein solcher Nothebel steht zweckmäßigerweise mechanisch direkt mit der einseitig wirksamen Sperreinrichtung der Radbremse in Verbindung und gestattet so eine Notentriegelung der Bremse.

In einer Weiterbildung der Erfindung erfolgt die Verriegelung der zugespannten Kolbenposition mechanisch mittels einer selbsttätigen, stufenlosen Nachstellvorrichtung. Die Aktivierung dieser mechanischen Verriegelung erfolgt elektromagnetisch durch eine elektrische Schaltung, die eigenständig von einem elektrischen Schalter aus betätigbar ist. Damit wird die Nutzung der Feststellbremse im regulären Betriebsbremsdruckbereich gestattet, wobei Fremdenergiequellen, die etwa eine Pumpe oder einen Speicher erforderlich machen, entfallen.

Gemäß einer vorteilhaften Ausführungsform der Erfindung ist vorgesehen, daß die Nachstellvorrichtung eine Nachstellmutter und eine Nachstellspindel mit Bewegungsgewinde aufweist, die insbesondere im Inneren des Bremskolbens angeordnet sind. Zweckmäßig wird die Reibkupplung von der Nachstellmutter und einem im Bremsgehäuse angeordneten Reibkonus gebildet.

Weitere vorteilhafte Ausführungsformen sehen vor, daß der Elektromagnet im Bremsgehäuse angeordnet ist, und daß der Anker des Elektromagneten fest mit der Nachstellmutter verbunden ist.

Als zweckmäßig erweist es sich weiterhin, wenn die Wicklung des Elektromagneten in einem zylindrischen Fortsatz des Bremsgehäusedeckels angeordnet ist und der Reibkonus am zylindrischen Fortsatz des Bremsgehäusedeckels ausgebildet ist.

Vorteilhafterweise weist die Nachstellmutter zur Positionierung zwei Axiallager auf, deren eines über eine Feder am Bremsgehäuse abgestützt ist.

Um ein Lösen der Feststellbremse durch unbeabsichtigtes Betätigen des Bremspedals zu vermeiden, sehen zweckmäßige Ausführungsformen ein elektrisches Relais vor, das bei Aktivierung des Elektromagneten so geschaltet wird, daß bei Betätigung des Bremslichtschalters der Elektromagnet geschlossen wird, oder aber daß bei Aktivierung des Elektromagneten so geschaltet wird, daß bei Betätigung des Bremslichtschalters ein SO-Ventil bestromt wird, das die Feststellbremse von der hydraulischen Druckversorgung absperrt. Eine andere Ausführungsform sieht zu diesem Zweck vor, daß ein Wechselschalter vorgesehen ist, der im eingeschalteten Zustand bei Betätigung des Bremslichtschalters den Elektromagneten/das SO-Ventil bestromt, wenn der Bremslichtschalter betätigt wird.

Ausführungsbeispiele der Erfindung sind in der Zeichnung in sieben Figuren dargestellt und im folgenden beschrieben.

Es zeigen:

Fig. 1 eine Seitenansicht einer Trommelbremse mit mechanischer Verriegelungsvorrichtung,

Fig. 2 eine vergrößerte Teilansicht einer mechanischen Verriegelungsvorrichtung der Trommelbremse aus Fig. 1,

Fig. 3 eine Prinzipdarstellung einer Sperreinrichtung mit reibschlüssiger Verriegelung,

Fig. 4 eine kombinierte Betriebs- und Feststellbremse für Kraftfahrzeuge (Teilbelagscheibenbremse) im Schnitt,

Fig. 5 eine Darstellung einer kombinierten Betriebs- und Feststellbremsanlage mit Fremdenergiebetätigung der

Feststellbremse über einen fremdangesteuerten Bremskraftverstärker,

Fig. 6 eine Teilansicht einer kombinierten Betriebs- und Feststellbremsanlage mit Fremdenergiebetätigung der Feststellbremse mittels ASR-Pumpe und

Fig. 7 eine Ansicht einer kombinierten Betriebs- und Feststellbremsanlage mit fremdenergiebetätigter Feststellbremse über einen elektrisch angesteuerten Plunger.

Die in den Fig. 1 und 2 dargestellte Simplex-Trommelbremse 1 verfügt über zwei in einer Bremsstrommel 2 angeordnete Bremsbacken 3, 4, die bei einer Bremsung von einem mit hydraulischem Druck beaufschlagten Radbremszylinder 5 gegen die Bremsstrommel 2 andrückbar sind. Dabei sind die Bremsbacken 3, 4 an einem Ende jeweils um eine Anlagefläche zu einem Druckstück 6 schwenkbar und an einem zweiten Ende durch den Radbremszylinder 5 aufspreizbar. An diesem zweiten Ende sind die Bremsbacken 3, 4 jeweils schwenkbar an einem um einen festen Drehpunkt 7, 8 gelagerten Hebel 9, 10 angebunden, der seinerseits schwenkbar an eine mechanische Verriegelungsvorrichtung 11 angelenkt ist. Die mechanische Verriegelungsvorrichtung 11 ist nach Fig. 2 als einseitig wirksame mechanische Sperreinrichtung 12 ausgeführt, die aus einer Schiene mit Sägezahnrastung 13 und einer zugehörigen Sperrklinke 14 besteht. Durch die Verbindung von Schiene 13 und Sperrklinke 14 mit den Hebeln 9, 10 wird über eine geeignete Übersetzung die Zustellbewegung der Bremsbacken 3, 4 auf die Sperreinrichtung 12 übertragen. Die von einer ortsfest abgestützten Feder 15 vorgespannte Sperrklinke 14 greift in die Sägezahnrastung der Schiene 13 ein und läßt eine Relativbewegung von Schiene 13 und Sperrklinke 14 nur in Zuspannrichtung 16 der Bremsbacken 3, 4 zu. In Gegenrichtung ist die Sperreinrichtung 12 verriegelt. Dadurch wird das Lösen der hydraulisch zugespannten Trommelbremse 1 verhindert. Weiterhin ist die Sperrklinke 14 der Sperreinrichtung 12 über eine elektrische Einheit 17 mit Wicklung 18 elektrisch ansteuerbar. Bei stromdurchflossener Wicklung 18 wird die Sperrklinke 14 in Fig. 2 nach oben bewegt und außer Eingriff zur Sägezahnrastung der Schiene 13 gebracht, was zur Deaktivierung der Sperreinrichtung 12 führt. Die mechanische Sperreinrichtung 12 wird bei jeder Betriebsbremsung deaktiviert und bleibt dies für einen Zeitraum  $t$  nach der Betätigung des Bremspedals, um sicherzustellen, daß die Radbremsen mit mechanischem Verriegelungsmechanismus vollständig gelöst haben. Dies läßt sich in einfacher Weise durch die Ansteuerung der elektrischen Einheit 17 über die Stellung des Bremslichtschalters realisieren. Bei Feststellbremsung bleibt die Sperreinrichtung 12 aktiviert und verriegelt die Radbremse 1 im hydraulisch zugespannten Zustand. Die Feststellbremse wird gelöst, wenn die mechanische Sperreinrichtung 12 deaktiviert wird und die hydraulische Betätigung der Bremse auf einen etwas höheren Wert als bei der Feststellbremsauslösung erfolgt. Damit läßt sich die Verriegelung unter geringem Kraftaufwand an der Sperreinrichtung 12 aufheben.

Zusätzlich ist die Sperreinrichtung 12 mit einem Nothebel 19 ausgerüstet, der bei Störung der elektrischen Energieversorgung unter Einsatz von Bordmitteln Schiene 13 und Sperrklinke 14 außer Eingriff bringt und damit die Verriegelung löst. Ein solcher Nothebel 19 zur Notentriegelung kann sowohl mechanisch als auch elektrisch betätigt werden, wobei eine elektrische Betätigung eine zweite elektrische Energiequelle erfordert.

Um der gesetzlichen Forderung nach einem zweiten Betätigungsweg der Feststellbremse zu entsprechen, muß die hydraulische Spannung der Feststellbremse über einen weiteren, entweder vom Fahrer durch Muskelkraft hand- oder fußbetätigbaren Bremsdruckgeber (z. B. zweites Bremspedal, Hebel) oder einen vom Fahrer auslösbaren und dosierbaren Fremdenergiebetätigungsmechanismus erfolgen.

Die Information darüber, daß die Feststellbremse aktiviert werden soll, teilt der Fahrer über die Betätigung eines elektrischen Schalters oder das Ausschalten der Zündung einer elektronischen Schaltung mit, die die Stromzufuhr zur elektrischen Einheit 17 der Sperreinrichtung 12 steuert. Die Dosierung der Feststellbremse erfolgt bei Muskelkraftbetätigung über die Änderung der Betätigungskraft am zweiten Bremsdruckgeber und bei Betätigung durch einen Schalter über die Betätigungsdauer (Integration über der Zeit) oder die direkte digitale der analoge Eingabe der gewünschten Bremsdruckintensität zur Feststellbremsung.

Analog zur Ausführung einer formschlüssigen, mechanischen Sperreinrichtung 12 mit einer einseitig wirkenden Rastung ist auch eine reibschlüssige mechanische Sperreinrichtung nach Fig. 3 denkbar. Diese verfügt über zwei sich gegenüberliegende Flächen 20, 21 mit einem keilförmigen Zwischenraum 22, in dem ein zylindrisches Sperrelement 23 angeordnet ist, daß eine Parallelverschiebung der beiden Flächen 20, 21 zueinander nur in Zuspännrichtung 16 der Bremse zuläßt. In Gegenrichtung wird das zylindrische Sperrelement 23 in den keilförmig zulaufenden Zwischenraum 22 bewegt und führt zu einer reibschlüssigen Klemmung der Sperreinrichtung 12.

Die in der Fig. 4 dargestellte kombinierte Betriebs- und Feststellbremse 30 weist einen Bremsträger 31 und ein Bremsgehäuse 32 auf, welches den äußeren Rand einer Bremsscheibe 33 und zwei zu beiden Seiten der Bremsscheibe 33 angeordnete Bremsbeläge 34, 35 umgreift. Das Bremsgehäuse 32 bildet auf seiner Innenseite einen Bremszylinder 36, der einen Bremskolben 37 axial verschiebbar aufnimmt. In den zwischen Bremszylinder 36 und Bremskolben 37 gebildeten Raum kann Bremsflüssigkeit zugeführt werden, so daß sich ein Bremsdruck aufbaut, der den Bremskolben 37 axial zur Bremsscheibe 33 hin verschiebt. Dadurch wird der Bremsbelag 35 gegen die Bremsscheibe 33 gedrückt, wobei als Reaktion das Bremsgehäuse 32 sich in der entgegengesetzten Richtung verschiebt und dadurch auch den Bremsbelag 34 gegen die Bremsscheibe 33 drückt.

Zwischen dem Bremskolben 37 und dem Bremszylinder 36 ist ein Dichtring 38 vorgesehen, der nach erfolgter Bremsung den Bremskolben 37 wieder etwas zurückzieht (role-back-Dichtung) und dadurch den über die Belaghaltefeder 39 mit dem Bremskolben 37 verbundenen Bremsbelag 35 mitnimmt. Die Nachstellvorrichtung weist eine mit dem Boden 40 des Bremskolbens 37 fest verbundene Gewindespindel 41 auf, die sich axial von der Bremsscheibe 33 wegerstreckt und die eine Nachstellmutter 42 trägt. Zu beiden Seiten der Nachstellmutter 42 sind Axiallager 43, 44 vorgesehen, die auf entsprechenden Absätzen der Nachstellmutter 42 angeordnet sind. Zur Bremsscheibe 33 hin wird die Nachstellmutter 42 durch ein mit dem Bremsgehäuse 32 fest verbundenes Halteelement 45, welches die Nachstellmutter 42 und das Axiallager 44 außen umgreift, gehalten.

Eine Konuskupplung wird von einer außen an der Nachstellmutter 42 gebildeten konischen Reibfläche 46 und einer gehäusefesten Reibfläche 47 gebildet.

Das Bremsgehäuse 32 weist eine mit Gewinde versehene Öffnung 48 auf, die mittels eines eingeschraubten Gehäusedeckels 49 verschlossen ist. Im Gehäusedeckel 49 ist die Zuführöffnung 50 für die Bremsflüssigkeit vorgesehen. Ferner weist der Gehäusedeckel 49 einen zylindrischen Fortsatz 51 auf, der sich in das Innere des Bremszylinders 36 erstreckt. Dieser zylindrische Fortsatz 51 bildet an seinem vorderen Ende die gehäusefeste Reibfläche. An seiner Außenseite ist das Halteelement 45 befestigt.

Im Inneren des zylindrischen Fortsatzes 51 ist auch der Elektromagnet 52 angeordnet. Die Wicklung 53 sitzt dabei zwischen der Bodenfläche des Gehäusedeckels 49 und der Ankerführung 54 und ist dabei gegen eine axiale Bewegung fixiert. Der Anker 55 des Elektromagneten 52 ist fest mit einem zylindrischen Fortsatz 57 der Nachstellmutter 42 verbunden.

Nachfolgend ist die Funktionsweise der kombinierten Betriebs- und Feststellbremse beschrieben. Im Betätigungsmodus als Betriebsbremse wird der Bremskolben 37 durch den hydraulischen Druck wie bei jeder Standardscheibenbremse gegen die Bremsbeläge 34, 35 gedrückt. Dabei führt die Nachstellmutter 42 bedingt durch Verschiebung der Nachstellspindel 41 eine Drehbewegung aus. Die Positionierung der Nachstellmutter 42 wird durch die beiden Axialkugellager 43, 44 vorgenommen. Das kolbenseitige, beim Zuspännen belastete Lager 44 wird direkt am Gehäuse abgestützt und das hintere beim Bremslösen belastete Lager 43 wird über eine Druckfeder 56 am Gehäuse abgestützt.

Im Betätigungsmodus als Feststellbremse wird wie im Betätigungsmodus als Betriebsbremse der Bremskolben 37 durch den hydraulischen Druck gegen die Bremsbeläge 34, 35 gedrückt und die Zuspännkraft erzeugt. Nach Erreichen der benötigten Zuspännkraft betätigt der Fahrer einen Schalter, wodurch der Elektromagnet 52 aktiviert wird. Der Elektromagnet 52 zieht die Nachstellmutter 42 gegen die Druckfeder 56 des hinteren Axiallagers 43 an die gehäusefeste Reibfläche der Konuskupplung. Damit ist die Reibkupplung aktiviert. Eine Reduzierung des hydraulischen Druckes führt zunächst zu einem Ausgleichen des mechanischen Spieles zwischen Nachstellspindel und Nachstellmutter, wodurch ein geringer Vorspannverlust entsteht. Danach ist eine axiale Verschiebung des Bremskolbens 37 bei weiterer Reduktion des hydraulischen Druckes nicht mehr möglich. Eine axiale Verschiebung des Bremskolbens 37 führt über die Nachstellspindel 41 immer zu einer Drehbewegung der Nachstellmutter 42. Diese Drehbewegung wird aber durch die geschlossene Konuskupplung verändert. Der Bremskolben 37 stützt sich über die Nachstellspindel 41 und die Nachstellmutter 42 am Bremsgehäuse ab, wodurch die Feststellposition verriegelt wird.

Zum Lösen der Feststellbremse wird ein der Zuspännkraft adäquater hydraulischer Druck aufgebracht. Die Konuskupplung wird dadurch entlastet und die vorgespannte Druckfeder 56 des hinteren Axiallagers 43 verschiebt die Nachstellmutter 42 nach vorne. Damit wird die Reibkupplung geöffnet. Da die Federkraft größer ist als die Reibungskräfte im Bewegungsgewinde, kann der Bremskolben 37 bei sich drehender Nachstellmutter 42 in die ursprüngliche, entlastete Ruheposition zurückkehren. Eine ordnungsgemäße Luftspielfunktion ist durch die Verwendung kleiner Drücke gegeben. Die Druckfeder 56 hält die Nachstellmutter 42 in dieser ausgerückten Position und der Betätigungsmodus als Betriebsbremse ist eingeschaltet bis zum nächsten Aktivie-

ren des Elektromagneten.

Zum Schutz gegen Lösen der Feststellbremse durch unbeabsichtigtes Betätigen des Bremspedales gibt es verschiedene zweckmäßige Lösungen. Bei einer ersten Ausführungsform wird nach Aktivieren des Elektromagneten ein elektrisches Relais so geschaltet, daß bei Betätigen des Bremslichtschalters der Elektromagnet be-  
stromt wird. Dadurch bleibt die Reibungskupplung im-  
mer geschlossen. Durch Übertreten des adäquaten hy-  
draulischen Druckes wird die Zuspännkraft der Fest-  
stellbremse erhöht. Die geschlossene Reibkupplung  
verhindert allerdings ein Absinken der Zuspännkraft bei  
Reduzierung des hydraulischen Druckes.

Bei einer anderen Variante wird bei Aktivieren des  
Elektromagneten ein elektrisches Relais so geschaltet,  
daß bei Betätigung des Bremslichtschalters ein SO-  
Ventil bestromt wird. Dieses Ventil sperrt im geschlos-  
senen Zustand die Feststellbremse von der hydraulischen  
Druckversorgung ab.

Bei einer weiteren Ausführungsform können die zu-  
vor beschriebenen elektrischen Relais durch einen  
Wechselschalter ersetzt werden, der im eingeschalteten  
Zustand immer dann den Magneten/das SO-Ventil be-  
stromt, wenn der Bremslichtschalter betätigt wird. Da-  
durch kann im Betriebsmodus als Feststellbremse bei  
Betätigung des Bremspedals die Zuspännkraft nur er-  
höht aber nicht verringert werden.

Die Fig. 5 bis 7 zeigen in Prinzipdarstellung Ausführ-  
ungsbeispiele einer kombinierten Betriebs- und Fest-  
stellbremsanlage, wobei zum hydraulischen Druckauf-  
bau der Feststellbremse eine elektrisch angesteuerte  
und dosierbare Fremdenergiequelle genutzt wird.

Die in Fig. 5 abgebildete kombinierte Betriebs- und  
Feststellbremsanlage 60 weist zwei getrennte hydraulische  
Bremskreise 61, 62 auf, wobei eine Diagonalauftei-  
lung ausgeführt ist. Jeder Bremskreis 61, 62 steht hy-  
draulisch mit jeweils einer Vorderrad-Scheibenbremse  
63, 64 und einer Hinterrad-Trommelbremse 65, 66 in  
Verbindung. Dabei ist die Hinterrad-Trommelbremse  
65, 66 eine kombinierte Betriebs- und Feststellbremse  
mit elektrisch betätigter, mechanischer Verriegelungs-  
vorrichtung (W) 11, beispielsweise der oben beschrie-  
benen Art. Bei einer Betriebsbremsung erfolgt der hydrau-  
lische Druckaufbau, über eine vom Fahrer direkt be-  
diente Betätigungseinheit 67, bestehend aus Fußpedal,  
Bremskraftverstärker, Hauptbremszylinder und Vor-  
ratsbehälter für das Druckmittel. Weiterhin wird bei  
jeder Betriebsbremsung durch die Elektronische-Kontroll-  
Einheit (ECU), die unter anderem die Stellung des  
Bremslichtschalters (BLS) überwacht, jeweils ein elek-  
trisches Signal an die mechanische Verriegelungsvor-  
richtung 11 geleitet, das die Verriegelungsvorrichtung  
11 bei Betriebsbremsung deaktiviert.

Eine Feststellbremsung erfolgt durch Ausnutzung ei-  
nes elektrisch fremdangesteuerten und dosierbaren  
Bremskraftverstärkers BKV (z. B. Bremsassistent,  
Smart-Booster, elektrischer Verstärker, elektrohydrau-  
lischer Verstärker), der zentral über die Betätigungsein-  
heit 67 auf beide Bremskreise 61, 62 einwirkt. Ausgelöst  
und dosiert wird die Feststellbremse vom Fahrer durch  
einen Feststellbremsschalter (FSB-Schalter), der ein  
Eingangssignal an die Elektronische-Kontroll-Einheit  
ECU übermittelt, wobei die ECU sowohl über dem  
fremd angesteuerten Bremskraftverstärker die hydrau-  
lische Zuspännung der Feststellbremse elektrisch do-  
siert, als auch über elektrische Signale, die Verriege-  
lungsvorrichtung 11 der Hinterrad-Trommelbremse 65,  
66 aktiviert. Dadurch wird die zugespännnte Bremse me-

chanisch verriegelt. Analog dazu kann die Auslösung  
der Feststellbremse auch durch ein Signal einer elektri-  
schen Schaltung erfolgen, die mit der Zündung in Ver-  
bindung steht, so daß bei ausgeschalteter Zündung die  
Hinterrad-Trommelbremse 65, 66 zugespännnt und ver-  
riegelt wird. Weiterhin wird durch die Diagonalauftei-  
lung der Bremskreise 61, 62, eine Notfeststellbremsung  
auch noch bei Ausfall eines der beiden Bremskreise 61,  
62 ermöglicht.

Fig. 6 veranschaulicht den Ausschnitt einer kombi-  
nierten Betriebs- und Feststellbremsanlage mit ABS  
nach dem Rückförderprinzip. Die prinzipielle Funk-  
tionsweise von Betriebs- und Feststellbremsung bleibt  
weitestgehend gleich zu der in Fig. 5 gezeigten Brems-  
anlage, wobei als Fremdenergiebetätigungsmechanis-  
mus eine elektrisch fremdansteuerbare Hydraulikpumpe  
70 (z. B. ASR-Pumpe) verwendet wird. Die hydraulische  
Pumpe 70 wird bei Feststellbremsung analog zum  
fremd angesteuerten Bremskraftverstärker in Fig. 5 von  
der ECU angesteuert und saugt zum Fremddruckaufbau  
in der Trommelbremse 71 über ein hydraulisch betätig-  
tes Umschaltventil HUV (ASR-Ventil) und den Haupt-  
zylinder aus dem Vorratsbehälter Druckmittel an und  
fördert es zur kombinierten Trommelbremse 71 mit  
elektrisch betätigbarer Verriegelungsvorrichtung 11.  
Parallel dazu wird von der ECU die Verriegelungsvor-  
richtung 11 elektrisch aktiviert sowie ein SO-Ventil 72  
bestromt und damit geschlossen, um ein Rückfließen des  
Druckmittels in den Vorratsbehälter zu unterbinden. In  
der Zweikreisbremsanlage aus Fig. 6 wird die Hydraulik-  
pumpe 70 damit kreisindividuell zum Fremddruckauf-  
bau bei Feststellbremsung genutzt. Eine Verwendung  
der Hydraulikpumpe zum Fremddruckaufbau bei Fest-  
stellbremsung zentral in beiden Bremskreisen ist ebenso  
möglich.

In Fig. 7 ist eine kombinierte Betriebs- und Feststell-  
bremsanlage 60 dargestellt, die über ABS verfügt und  
mit zwei getrennten Bremskreisen 80, 81 in Schwarz-  
Weiß-Aufteilung ausgestattet ist. Der erste Bremskreis  
80 steht hydraulisch mit den Vorderrad-Scheibenbrem-  
sen 82, 83 in Verbindung und der zweite Bremskreis 81  
mit den Hinterrad-Trommelbremsen 84, 85, die als kom-  
binierte Betriebs- und Feststellbremsen mit einer elek-  
trisch betätigbaren, mechanischen Verriegelungsvor-  
richtung 11 ausgestattet sind. Die Auslösung und die  
Funktion von Betriebsbremse und Feststellbremse er-  
folgt dabei weitestgehend analog zu den oben beschrie-  
benen Bremsanlagen. Als Fremdenergiequelle wird ein  
elektrisch angesteuerter Plunger 86 genutzt, der für die  
ABS-Regelung im Hinterachsbremskreis 81 der Brems-  
anlage, enthalten ist. Selbstverständlich kann anstelle  
des Plungers 86 auch ein nicht gezeigter Speicher (z. B.  
Federspeicher, Gasspeicher) verwendet werden, der  
über elektrische Ventile gesteuert wird. Plunger bzw.  
Speicher können dabei rad- oder kreisindividuell zum  
Fremddruckaufbau herangezogen werden. Bei Fest-  
stellbremsung wird der Plunger 86 von der ECU dosiert,  
elektrisch angesteuert und bewirkt den hydraulischen  
Fremddruckaufbau in den kombinierten Hinterrad-  
Trommelbremsen 84, 85. Weiterhin schließt die ECU ein  
SO-Ventil 87, um einen Druckmittelrückfluß in den Vor-  
ratsbehälter zu verhindern, und aktiviert die Verriege-  
lungsvorrichtungen 11 in den Hinterrad-Trommelbrem-  
sen 84, 85. Um bei Ausfall des Hinterachsbremskreises  
81 noch eine Notfeststellung realisieren zu können, ist  
im Vorderradbremskreis 80 für jedes Rad ein SO-Ventil  
88 ohne Rückschlagventil vorgesehen. Zur Notfeststel-  
lung wird der Vorderradbremskreis 80 über die Betäti-

gungseinheit 67 mit hydraulischem Druck beaufschlagt und die gespannten Vorderrad-Scheibenbremsen 82, 83 werden jeweils durch das bestromte, geschlossene SO-Ventil 88 vom Vorderradbremskreis 80 abgetrennt. Dadurch werden die Vorderradbremmen hydraulisch festgestellt.

Ergänzend besitzt die Bremsanlage aus Fig. 7 noch einen Sensor, der die Pedalauslenkung überwacht und der ECU mitteilt, wodurch die Elektronik erkennt, wenn die Bremspedalbetätigung während der ABS-Regelung verändert wird.

Neben den hier erläuterten Ausführungsbeispielen sind natürlich noch weitere kombinierte Betriebs- und Feststellbremsanlagen möglich, die elektrisch fremdangesteuerte Fremdenergiequellen zur Feststellbremsung verwenden.

#### Bezugszeichenliste

1 Simplex-Trommelbremse	20
2 Bremsstrommel	
3, 4 Bremsbacken	
5 Radbremszylinder	
6 Druckstück	
7, 8 Fester Drehpunkt	25
9, 10 Hebel	
11 Verriegelungsvorrichtung (VV)	
12 Sperreinrichtung	
13 Schiene mit Sägezahnrastung	
14 Sperrklinke	30
15 Feder	
16 Zuspännrichtung	
17 Elektrische Einheit	
18 Wicklung	
19 Nothebel	35
20, 21 Flächen	
22 Keilförmiger Zwischenraum	
23 Zylindrisches Sperrelement	
30 Kombinierte Betriebs- und Feststellbremse	
31 Bremsträger	40
32 Bremsgehäuse	
33 Bremsscheibe	
34 Bremsbelag	
35 Bremsbelag	
36 Bremszylinder	45
37 Bremskolben	
38 Dichtring	
39 Belaghaltefeder	
40 Boden	
41 Gewindespindel	
42 Nachstellmutter	50
43 Axiallager	
44 Axiallager	
45 Halteelement	
46 Reibfläche (Mutter)	55
47 Reibfläche (Gehäuse)	
48 Öffnung	
49 Gehäusedeckel	
50 Zuführöffnung	
51 Zylindrischer Fortsatz	60
52 Elektromagnet	
53 Wicklung	
54 Ankerführung	
55 Anker	
56 Druckfeder	65
57 Zylindrischer Fortsatz der Nachstellmutter	
60 Kombinierte Betriebs- und Feststellbremsanlage	
61, 62 Hydraulische Bremskreise	

63, 64 Vorderrad-Scheibenbremse
65, 66 Hinterrad-Trommelbremse
67 Betätigungseinheit
70 Fremd ansteuerbare Hydraulikpumpe
5 71 Kombinierte Trommelbremse
72 SO-Ventil
80 Vorderachsbremskreis
81 Hinterachsbremskreis
82, 83 Vorderrad-Scheibenbremse
10 84, 85 Hinterrad-Trommelbremse
86 Plunger
87 SO-Ventil
88 SO-Ventil ohne Rückschlagventil

#### Patentansprüche

1. Kombinierte Betriebs- und Feststellbremsanlage (60), insbesondere für Kraftfahrzeuge, mit mindestens einer hydraulisch zuspännbaren, kombinierten Betriebs- und Feststellbremse (1, 30), die im hydraulisch gespannten Zustand mechanisch verriegelbar ist, **dadurch gekennzeichnet**, daß eine Verriegelungsvorrichtung (11) direkt die die Radbremse zuspännenden Bauteile mechanisch entgegen der Zuspännrichtung (16) der Bremse zu verriegeln vermag und elektrisch betätigbar ist.
2. Kombinierte Betriebs- und Feststellbremsanlage nach Anspruch 1, dadurch gekennzeichnet, daß die mechanische Verriegelungsvorrichtung (11) der kombinierten Betriebs- und Feststellbremse (1) durch Druckaufbau in der Bremsanlage ausgelöst wird und elektrisch deaktivierbar ist.
3. Kombinierte Betriebs- und Feststellbremsanlage nach Anspruch 2, dadurch gekennzeichnet, daß die elektrische Deaktivierung der mechanischen Verriegelungsvorrichtung (11) über die Stellung des Bremslichtschalters steuerbar ist.
4. Kombinierte Betriebs- und Feststellbremsanlage nach einem der vorhergehenden Ansprüche, dadurch gekennzeichnet, daß die Verriegelungsvorrichtung (11) aus einer einseitig wirksamen, mechanischen Sperreinrichtung (12) besteht.
5. Kombinierte Betriebs- und Feststellbremsanlage nach Anspruch 4, dadurch gekennzeichnet, daß die Sperreinrichtung (12) aus einer Schiene mit Sägezahnrastung (13) und einer zugehörigen Sperrklinke (14) besteht.
6. Kombinierte Betriebs- und Feststellbremsanlage nach Anspruch 5, dadurch gekennzeichnet, daß die Sperreinrichtung (12) in einer Trommelbremse (1) zwischen den Bremsbacken (3, 4) angeordnet ist und daß Schiene (13) und Sperrklinke (14) über drehbar gelagerte Hebel (9, 10) an die Bremsbacken (3, 4) mechanisch angelenkt sind.
7. Kombinierte Betriebs- und Feststellbremsanlage nach einem der vorhergehenden Ansprüche, dadurch gekennzeichnet, daß die hydraulische Betätigung der Feststellbremse durch Muskelkraft über einen vom Betriebs-Bremssystem los gelösten eigenständigen Bremsdruckgeber erfolgt.
8. Kombinierte Betriebs- und Feststellbremsanlage nach einem der Ansprüche 1 bis 6, dadurch gekennzeichnet, daß die kombinierte Betriebs- und Feststellbremsanlage als Zweikreisbremsanlage ausgeführt ist und die Feststellbremse durch einen Fremdenergiebetätigungsmechanismus vom Fahrer auslösbar und dosierbar ist.
9. Kombinierte Betriebs- und Feststellbremsanlage

- nach Anspruch 8, dadurch gekennzeichnet, daß die Fremdennergiebetätigung der Feststellbremse über einen fremd ansteuerbaren Bremskraftverstärker zentral, auf beide Bremskreise erfolgt.
10. Kombinierte Betriebs- und Feststellbremsanlage nach Anspruch 8, dadurch gekennzeichnet, daß die Fremdennergiebetätigung der Feststellbremse zentral oder kreisindividuell über eine elektrisch ansteuerbare Hydraulikpumpe erfolgt.
11. Kombinierte Betriebs- und Feststellbremsanlage nach Anspruch 8, dadurch gekennzeichnet, daß die Fremdennergiebetätigung der Feststellbremse radindividuell oder kreisindividuell über einen elektrisch ansteuerbaren Plunger erfolgt.
12. Kombinierte Betriebs- und Feststellbremsanlage nach Anspruch 8, dadurch gekennzeichnet, daß die Fremdennergiebetätigung der Feststellbremse über mindestens einen Gas- oder Federspeicher erfolgt, der mit elektrischen Ventilen angesteuert wird.
13. Kombinierte Betriebs- und Feststellbremsanlage nach einem der Ansprüche 8 bis 12, dadurch gekennzeichnet, daß die Feststellbremskraft über die Betätigungsdauer eines elektrischen Schalters dosierbar ist.
14. Kombinierte Betriebs- und Feststellbremsanlage nach einem der Ansprüche 8 bis 12, dadurch gekennzeichnet, daß die Feststellbremskraft über die digitale oder analoge Eingabe der gewünschten Bremsdruckintensität dosierbar ist.
15. Kombinierte Betriebs- und Feststellbremsanlage nach einem der vorhergehenden Ansprüche, dadurch gekennzeichnet, daß die mechanische Verriegelungsvorrichtung (11) durch einen Nothebel (19) mit Bordmitteln deaktivierbar ist.
16. Kombinierte Betriebs- und Feststellbremsanlage nach Anspruch 1, dadurch gekennzeichnet, daß die kombinierte Betriebs- und Feststellbremse (30) eine Nachstellvorrichtung mit einer mechanischen Sperrvorrichtung, insbesondere eine Reibkupplung, besitzt und daß ein Elektromagnet (52) vorgesehen ist, mit dem die Sperrvorrichtung (46, 47) der Nachstellvorrichtung betätigbar ist.
17. Kombinierte Betriebs- und Feststellbremsanlage nach Anspruch 16, dadurch gekennzeichnet, daß die Nachstellvorrichtung eine Nachstellspindel (41) und eine Nachstellmutter (42) mit Bewegungsgewinde aufweist, die insbesondere im Inneren des Bremskolbens (37) angeordnet sind.
18. Kombinierte Betriebs- und Feststellbremsanlage nach Anspruch 17, dadurch gekennzeichnet, daß die Reibkupplung von der Nachstellmutter (42) und einem im Bremsgehäuse fest angeordneten Reibkonus (47) gebildet ist.
19. Kombinierte Betriebs- und Feststellbremsanlage nach einem der Ansprüche 15 bis 18, dadurch gekennzeichnet, daß der Elektromagnet (52) im Bremsgehäuse angeordnet ist.
20. Kombinierte Betriebs- und Feststellbremsanlage nach Anspruch 17, dadurch gekennzeichnet, daß der Anker (55) des Elektromagneten (52) fest mit der Nachstellmutter (42) verbunden ist.
21. Kombinierte Betriebs- und Feststellbremsanlage nach einem der Ansprüche 16 bis 20, dadurch gekennzeichnet, daß die Wicklung (53) des Elektromagneten (52) in einem zylindrischen Fortsatz (51) des Bremsgehäusedeckels (49) angeordnet ist.
22. Kombinierte Betriebs- und Feststellbremsanlage

- ge nach Anspruch 18, dadurch gekennzeichnet, daß der Reibkonus (47) an einem zylindrischen Fortsatz (51) des Bremsgehäusedeckels (49) ausgebildet ist.
23. Kombinierte Betriebs- und Feststellbremsanlage nach einem der Ansprüche 16 bis 22, dadurch gekennzeichnet, daß die Nachstellmutter (42) die Positionierung zweier Axiallager (43, 44) aufweist, deren eines über eine Druckfeder (56) am Bremsgehäuse (32) abgestützt ist.
24. Kombinierte Betriebs- und Feststellbremsanlage nach einem der Ansprüche 16 bis 23, dadurch gekennzeichnet, daß ein elektrisches Relais vorgesehen ist, daß bei Aktivierung des Elektromagneten so geschaltet wird, daß bei Betätigung des Bremslichtschalters der Elektromagnet (52) geschlossen wird.
25. Kombinierte Betriebs- und Feststellbremsanlage nach einem der Ansprüche 16 bis 23, dadurch gekennzeichnet, daß ein elektrisches Relais vorgesehen ist, daß bei Aktivierung des Elektromagneten (52) so geschaltet wird, daß bei Betätigung des Bremslichtschalters ein SO-Ventil bestromt wird, daß die Feststellbremse von der hydraulischen Druckvorrichtung absperrt.
26. Kombinierte Betriebs- und Feststellbremsanlage nach einem der Ansprüche 16 bis 22, dadurch gekennzeichnet, daß ein Wechselschalter vorgesehen ist, der im eingeschalteten Zustand bei Betätigung des Bremslichtschalters den Elektromagneten (52) bzw. das SO-Ventil bestromt, wenn der Bremslichtschalter eingeschaltet ist.

---

Hierzu 5 Seite(n) Zeichnungen

---



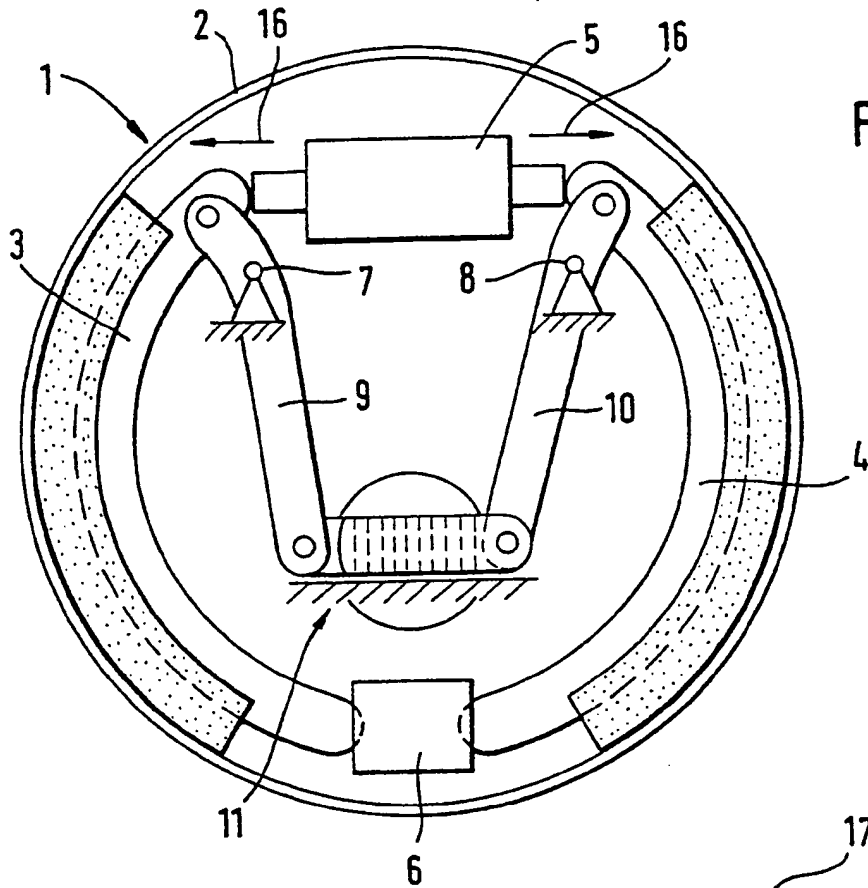


Fig. 1

Fig. 2

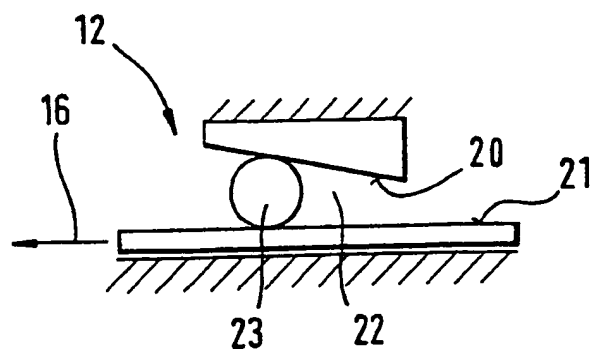
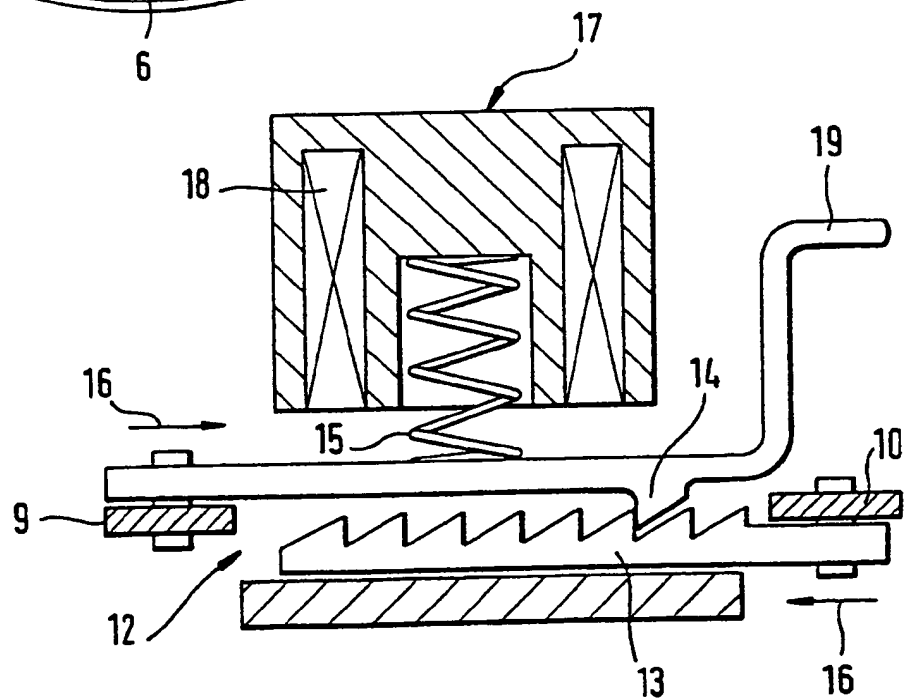


Fig. 3



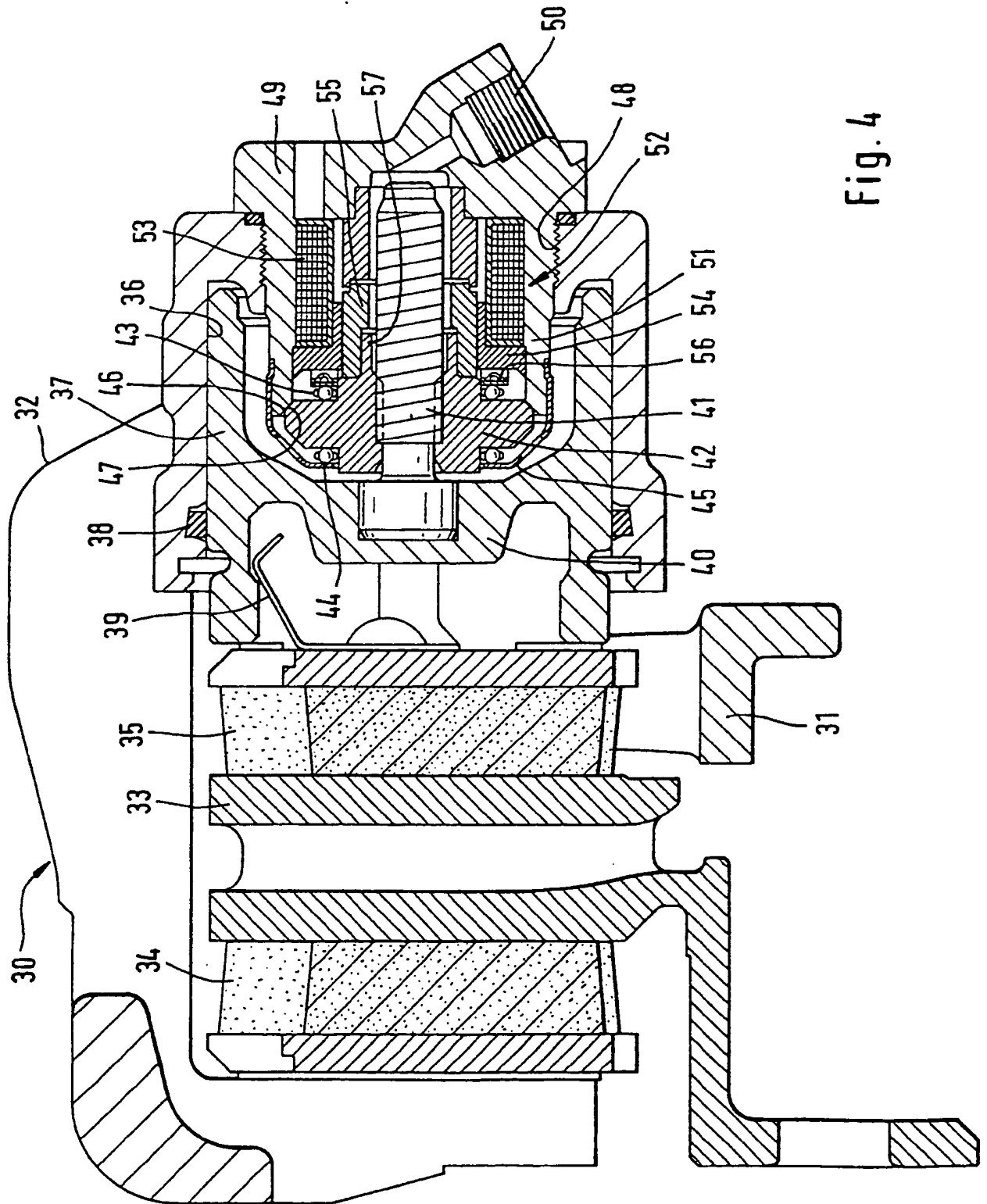


Fig. 4

Fig. 5

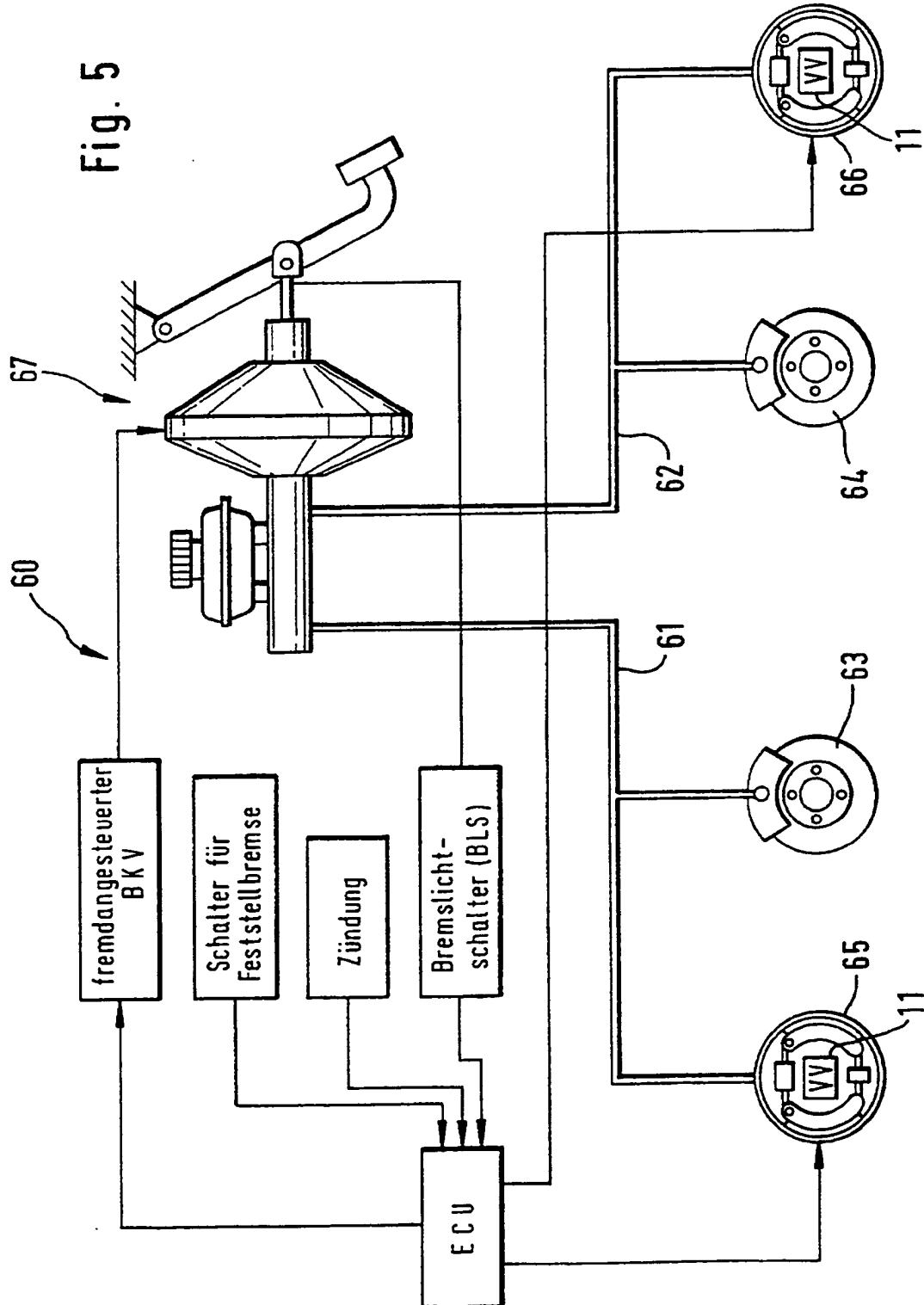


Fig. 6

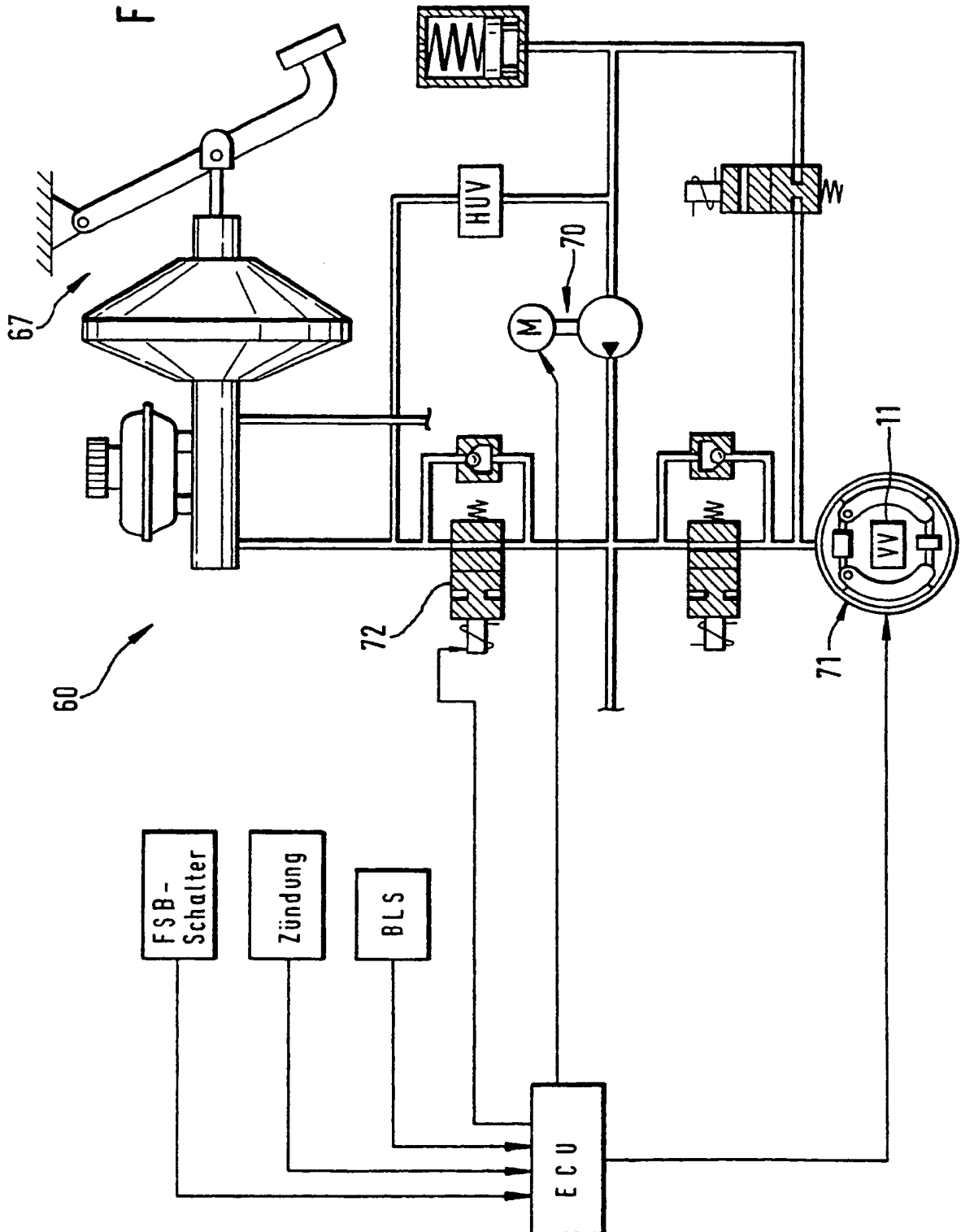


Fig. 7

